EURUPEAN PATENT OFFICE

Patent Abstracts of Japan

PUBLICATION NUMBER **PUBLICATION DATE**

07208334 08-08-95

APPLICATION DATE

24-01-94

APPLICATION NUMBER

06005665

APPLICANT: MATSUSHITA REFRIG CO LTD;

INVENTOR: WADA SATOSHI;

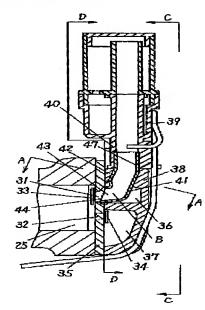
INT.CL.

F04B 39/00 F04B 39/00 F04B 39/06

F04B 39/12 F04B 39/12

TITLE

ENCLOSED TYPE COMPRESSOR



ABSTRACT :

PURPOSE: To provide an enclosed type compressor having high reliability, wherein energy efficiency (EER) is high, having an energy-saving type, having low noise, having soft living environment, and having large construction strength.

CONSTITUTION: An enclosed type compressor is provided with a connecting pipe 40 which is constituted integratedly with an intake muffler 39, and a heat shield tube 41 whose one end is connected to the connecting pipe 40, the other end is opposed adjacent to the intake hole 31 of a valve plate 35. The intake chamber 36 of a cylinder head 38 is formed so as to enclose the circumference of the outlet hole 43 of a heat shield tube 41, and the inner capacity of the intake chamber 36 is increased more than the inner capacity of the heat shield tube 41. Structure strength is large since the heat shield tube 41 is inserted in the cylinder head 38.

COPYRIGHT: (C)1995,JPO

(19)日本国特許庁 (JP)

(12) 公開特許公報(A)

(11)特許出願公開番号

特開平7-208334

(43)公開日 平成7年(1995)8月8日

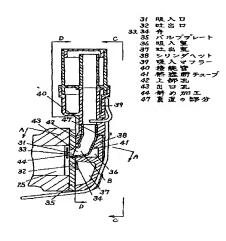
(51)Int.Cl. ⁶		1	識別記号	子	庁内整理番号	FI	技術表示箇所				
F04B	39/00			\mathbf{B}							
			101	\mathbf{P}							
:	39/06			T							
:	39/12			D							
	-		101	F							
				-		審查請求	未請求	請求項の数 6	OL	(全 6	頁)
(21)出願番号		特顏平6-5665				(71)出願人	(71)出願人 000004488				
							松下冷機	株式会社			
(22)出願日		平成6年(1994)1月24日					大阪府東大阪市高井口本通4丁目2番5号 萬行 政男 大阪府東大阪市高井田本通3丁目22番地				
						(72)発明者					
							松下冷機	株式会社内			
						(72)発明者	和田縣				
							大阪府東	大阪市高井田本	本涌 3	[目22番	filts
							松下冷機	株式会社内			
						(74) 代班人			G124	5)	
						(12)	, ,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,	3.46111	V. 2.		
						l					

(54) 【発明の名称】 密閉型圧縮機

(57)【要約】

【目的】 エネルギー効率 (EER) が高くて省エネルギータイプであり、騒音が低くて住環境に優しく、さらに構造強度が強いことにより信頼性が高い密閉型圧縮機を提供することを目的とする。

(構成) 吸入マフラー39と一体に構成された接続管40と、一端が接続管40と接続され、他端がバルブブレート35の吸入孔31と近接して対向した熱遮断チューブ41の出口孔43の周囲を囲むようにシリンダヘット38の吸入窓36が形成されていて吸入窓36の内容積が熱遮断チューブ41の内容積より大きい。又、熱遮断チューブ41はシリンダヘット38内に挿散されているため構造強度が強い。



1

【特許請求の範囲】

【請求項 1】 密閉ケースと、この密閉ケース内に収納されて関口部をもつシリンダと、そのシリンダの中にピストンをもつシリンダブロックを含む圧縮ユニットと、この圧縮ユニットのピストンを往復運動させる電気モータと、前記シリンダの閉口部を覆い、吸入口と吐出口に弁を傭えたパルププレートと、前記パルププレートを介して吸入室と吐出室とを区画形成したシリンダヘットと、熱絶縁性プラスチックで形成された吸入マフラーと、前記吸入マフラーと一体に構成された接続管と、一端が挟続管と接続され、他端がパルププレートの吸入孔と近接して対向した熱遮断チューブを設けたことを特徴とする密閉型圧縮機。

【請求項3】 熟遮断チューブの出口孔の開口端がバルブプレート吸入孔付近の斜め加工面に沿って配設されたことを特徴とする請求項2記載の密閉型圧縮機。

【請求項4】 熱遮断チューブの周囲を囲むように前記シリンダヘットの吸入室がハート形に形成されていることを特徴とする請求項1記載の密閉型圧縮機。

【請求項5】 熱遮断チューブの内容積をシリンダヘットの吸入室の内容積より小さくしたことを特徴とする請求項1記載の密閉型圧縮機。

【請求項 6】 熱遮断チューブをへ形に成形し、一端をシリンダヘット内に斜めに配設し、他端をシリンダヘットの上部で真直に配設し、前記真直の部分に接続管を被せた後、接続管部をスチールパンドを介してシリンダへ 30ットに固着したことを特徴とする請求項1記載の密閉型 FF線機。

【発明の詳細な説明】

[0001]

【産業上の利用分野】本発明は電気冷蔵庫等に使用される密閉型圧縮機に関するものである。

[0002]

【従来の技術】近年、密閉型圧縮機には省エネルギーを 目的としたエネルギー効率(EER)の向上と低騒音化 が強く望まれている。

【0003】以下図面を参照しながら、上述した従来の 密閉型圧縮機の一例について説明する。

【0004】図9は米国特許5,207,564に示されている密閉型圧縮機のサクションマフラーとシリンダヘッドである。

【0005】図9に於て、1は吸入ガスの加熱をおさえるプラスチック(材質はPBTなど)で作られたサクションマフラー、2は吸入ガスの通路、3は吸入ガスの小空間、4はシリンダヘッド、5はシリンダヘッドステイ、6はオイルキャピラリー、7は吸入孔8をもつパル

ブプレート、9は吸入孔8を開閉するサクションパルブリード、シリンダ10のシリンダーボアー11内には、ピストン12を挿入している。13はシリンダヘッドステイ5とパルブブレート7の間に小空間3とオイルキャピラリー6を固着するスプリングである。

【0006】以上のような構成において、吸入ガスはサクションマフラー1、吸入ガスの通路2、吸入ガスの通路2の小空間3から吸入孔8を通り、シリンダーボアー11内に吸入される。その後、ピストン12にて圧縮され吐出口から吐出される。

[0007]

【発明が解決しようとする課題】しかしながら、上記のような構成では吸入ガスが小空間3内で、パルププレート? 倒から加熱されてエネルギー効率が低くなるという課題がある。 又、小空間3の容積が小さいため騒音が大きいという課題がある。 さらに、プラスチック製の吸入ガスの小空間をパルププレートへ、スプリングで押しつけている構造であるため、衝撃(ショック)で外れるという課題を有していた。

0 【0008】本発明は上記課題に鑑み、密閉型圧縮機の エネルギー効率を向上すること。騒音を小さくするこ と。又、構造上の強度を強くすることにより、信頼性が 高い密閉型圧縮機を提供するものである。

[0009]

【課題を解決するための手段】以上のような課題を解決するために本発明の密閉型圧縮機は、パルププレートを介して吸入室と吐出室とを区画形成したシリンダヘットと、熱絶縁性プラスチックで形成された吸入マフラーと、前記吸入マフラーと一体に構成された接続管と、一環が接続管と接続され、他端がパルププレートの吸入孔

と近接して対向した熱遮断チューブを設けている。 【0010】さらに、熱遮断チューブの出口孔がパルブ プレートに近づくように傾斜してシリンダヘットの吸入 室に押設する。

[0011] 又さらに、熱遮断チューブの出口孔がパルププレートの吸入孔付近の斜め加工面に沿って配設されている。

[0012] 又さらに、一端が接続管と接続され、他端がパルププレートの吸入孔と近接して対向した熱遮断チ 40 ューブを備え、熱遮断チューブの出口孔の周囲を囲むよ うにシリンダヘットの吸入室がハート形に形成されてい る。

【0013】又さらに、シリンダヘットの吸入室の内容 積が熱遮断チューブの内容積より大きい。

【0014】又、本発明は熱遮断チューブ41をへ形に成形し、一端をシリンダヘット内の斜めに配設し、他端をシリングヘットの上部で真直に配設している。前記の真直部分47に接続管40を被せた後、接続管をスチールパンドとボルトでシリンダヘットに固着したという構成を備えたものである。

[0015]

【作用】本発明は上記した構成により、熱遮断チューブ により吸入ガスの加熱が抑えられる。

【0016】さらに、吸入口31と出口孔43が近接することで加熱が抑えられる。さらに、斜め加工面に沿い、吸入口31と出口孔43が密着するので一層加熱が抑えられる。

【0017】又さらに、ふきかえし(シリンダ内で圧縮 された冷媒ガスがサクションリードから、あるタイミン グにシリンダ側へにげること)ガスは吸入室内へにげて *10* 冷媒ガスのクッションとなる。

【0018】又さらに、ふきかえしガスは内容積の大きい吸入室へにげて冷媒の一層のクッションとなる。

【0019】一方、熱遮断チューブと接続管の接続作業 が簡単になる。又、接続部の強度が強くなる。

[0020]

【実施例】以下本発明の一実施例の密閉型圧縮機について、図面を参照しながら説明する。尚、従来例と同一部品は同一符号を用いて説明し、構成・動作の同じところは必要する。

【0021】図1~図3において、密閉ケース20の内 部には電気モータ21と圧縮要素22がパネ23に懸架 されて配設されている。24はオイルキャピラリーであ

【0022】密閉ケース20内に収納されて開口部25をもつシリンダ26と、そのシリンダ26の中にピストン27をもつシリンダブロック28を含む圧縮ユニット29と、この圧縮ユニット29のピストン27を往復運動させる電気モータ21と、前記シリンダ26の開口部25をパルプブレート35が優っている。

【0023】図1~図8は要解拡大図を示し、シリンダの開口部25を似い吸入口31と吐出口32に弁33、34を備えたパルプブレート35と、パルププレート35を介して吸入室36と吐出室37とを区画形成したシリンダヘット38と、熱絶縁性プラスチックで形成された吸入マフラー39と、吸入マフラー39と一体に構成された接続管40と、一端が接続管40と接続され、他端がバルプブレート35の吸入孔31と近接して対向したPBT製の熱遮斯チューブ41を設けている。

【0024】 熱遮断チューブ41はシリンダヘット38の上部孔42に気密的に挿入され、バルブプレート35の吸入室36に内設されている。そして先端の出口孔43がバルブプレート35に近づくように傾斜されて挿設されている。シリンダヘット38の上部孔42を斜め孔にすることにより傾斜をつけている。

【0025】又、この出口孔43は、バルブプレート35の吸入孔31付近に施した斜め加工44に沿って配設されている。

【0026】又、熱遮断チューブ11の出口孔13の周 囲を囲むように、シリンダヘット38の吸入室36が形 成されている。吸入室36の内容積を大きくするためそ の形状をハート形にしている。

【0027】そして、シリンダヘットの吸入室の内容積をV₂、熱進断チューブの内容積をV₁としたとき、V₂ンV₁としてとリンダ内で圧縮されたガスのふきかえしに起因する騒音をV₂の中でクッションさせることにより低減している。

[0028]図6の図中の矢印はふきかえしガスの流れを示す。以上のような構成において、吸入ガスは吸入マフラー、接続管、熱遮断チューブ、吸入口を通りシリンダ内へ吸入される。途中で熱遮断チューブにより断熱されていること、及び従来のようにパルブプレートに向かって大きく関ロした小空間3がパルププレート側から熱をうけることはなく吸入ガスの加熱が抑えられる。

【0029】従って、冷凍能力(BTU/h)/入力(W)で示されるエネルギー効率(EER)が向上する。実験によれば冷蔵庫用の気筒容積7.7cm³の圧縮機で従来の仕様による実験値ではEERが5.1であるが、本発明の仕様によればEERが5.2となった。

【0030】又、以上のような構成において、シリンダ 内で圧縮された冷媒ガスのふきかえし、即ちシリンダ内 で圧縮された冷媒ガスがサクションリードからあるタイ ミングにシリンダヘットへ逃げて、従来のものでは小空 聞3を満たし、クッション作用が得られなかったため騒 音が大きかった。

【0031】本発明では図6の矢印→でふきかえしガスの流れを示すが、矢印の如く吸入室36内へ逃げて冷媒ガスをクッションさせるため騒音が小さくなる。

[0032]実験によれば冷蔵庫用で気筒容積7.7c の m³の圧縮機を電気冷蔵庫に組み付けてパワーレベル (PWL)で騒音を測定すると、従来仕様では43db (A)であるが、本発明の仕様によれば40db(A)であり、3db(A)の差であり大幅に低減した。 [0033]さらに、以上のような構成において、従来

【0033】さらに、以上のような構成において、従来は小空間3のプラスチックがシリンダヘット4の谷間でむき出しになっているため、組み立て工程で他の部品に当たって割れる場合がある。又、小空間3をバルブプレート7へスプリング13で押しつけている構造であるため、衝撃(ショック)で小空間3がバルブプレート7から外れる場合があった。

【0034】本発明によれば、熱遮断チューブ41をへ 形に成形し、一端をシリンダヘット38内に斜めに配設 し、他端をシリンダヘットの上部で真直に配設してい ス

[0035] 前記真直の部分47に接続管40を被せた 後、接続管40部をスチールパンド45とポルト46で シリンダヘット38に固着しているため、接続作業が簡 単であり、又、接続都の強強が強い。

【0036】従って、エネルギー効率が向上する、騒音 50 が小さくなる、構造上強度を強くするこてができるとい う効果がある。

[0037]

【発明の効果】以上のように本発明は、一端が接続管と 接続され他端がパルププレートの吸入孔と近接して対向 した熱遮断チューブを設けることにより、熱遮断チュー ブで吸入ガスの加熱が抑えられるのでエネルギー効率 (EER) が向上する。

5

【0038】熱遮断チューブの出口孔がパルブプレート 側へ傾斜してシリンダヘットの吸入室へ挿設したことに より、吸入口31と出口孔43が近接することで加熱が 10 抑えられるので、エネルギー効率 (EER) が向上す

【0039】熱遮断チューブの出口孔の開口端が、バル ププレート吸入孔付近の斜め加工面に沿って配設したこ とにより、斜め加工面に沿い吸入口31と出口孔43が 密着するので一層加熱が抑えられるので、一層のエネル ギー効率 (EER) の向上が計れるものである。

【0040】一方、熱遮断チューブの周囲を囲むように シリンダヘットの吸入室が形成されている。吸入室は大 きな内容積とするためハート形にすることにより、ふき かえしガスは吸入室内へにげて冷媒ガスのクッションに なるので、騒音の発生が小さくなる。

【0041】熱遮断チューブの内容積をシリンダヘット の吸入室の内容積より小さくして設けることにより、ふ きかえしガスは内容積の大きい吸入室へにげて冷媒の一 層のクッションとなるので、一層騒音の発生が小さくな

【0042】熱遮断チュープをへ形に成形し、一端をシ リンダヘット内に斜めに配設し、他端をシリンダヘット の上部で真直に配設し、前記真直の部分に接続管を被せ た後、接続管部をスチールパンドを介してシリンダヘッ トに固着したことにより、熱遮断チューブと接続管の接 統作業が簡単になり接続部の強度が強くなるので、小さ な空間に吸入マフラー(接続管と一体)を配設できる一 方構造上の強度が強いものにすることができる。

【図面の簡単な説明】

【図1】本発明の一実施例にかかる密閉型圧縮機の正面

断面図

【図2】図1の側面断面図

【図3】図1の平面断面図

【図4】図1の要部拡大断面図 【図5】図4のA-A矢視断面図

【図6】図1のB部の拡大断面図

【図7】図4のC-C矢視図 【図8】図4のD-D矢視図

【図9】従来の密閉型圧縮機のサクションマフラーとシ リンダヘットの拡大断面図

【符号の説明】

20 密閉ケース

21 電気モータ 25 開口部

26 シリンダ

ピストン

シリンダプロック 28

29 圧縮ユニット

吸入口 3 1

32 吐出口

33,34 弁 35 パルププレート

36 吸入室

3 7 吐出室

38 シリンダヘット

吸入マフラー 4 0

接続管

41 熱遮断チューブ

42 上部孔

43 出口和

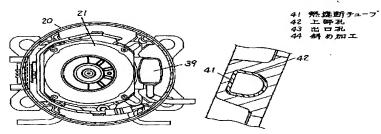
44 斜め加工

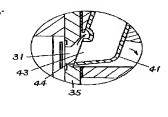
45 スチールバンド

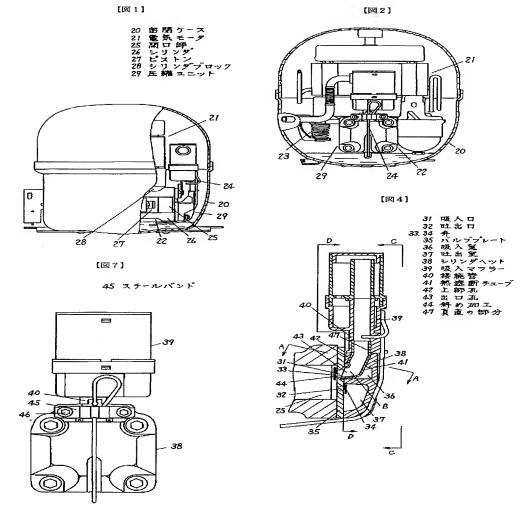
真直の部分 47

[図5]

[2]6]







-233-

